(19)日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号

特開平11-182958

(43)公開日 平成11年(1999)7月6日

(51) Int.Cl. ⁶		識別記号	FΙ		
F 2 5 B	9/00	3 1 1	F 2 5 B	9/00	3 1 1
					Y

窓査請求 未請求 請求項の数4 〇1、(全6 頁)

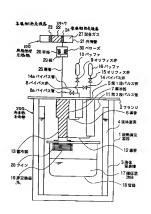
		得里刚水	木明水 明水央の数4 OL (主 0 貝)		
(21)出願番号	特願平9-347840	(71)出順人	000006208		
(nn) (11861)	Wi-P-0 & (1000) 10 H 10 H		三菱重工業株式会社		
(22)出願日	平成9年(1997)12月17日	東京都千代田区丸の内二丁目5番1号			
		(72)発明者	中道 憲治		
			長崎市深堀町五丁目717番1号 三菱重工		
			業株式会社長崎研究所内		
		(74)代理人	弁理士 石川 新 (外1名)		

(54) 【発明の名称】 パルス管冷凍機

(57) 【要約】

【課題】 熱駆動型圧縮機の共鳴管の長さを短縮することにより、小型コンパクト化されたパルス管冷凍機を提供する。

【解決手段】 共鳴管内に封入された作動ガスを加熱・ 冷却することにより同作動ガスに自励振動を発生させる 終駆動型圧線機を備え、同様感型圧縮機から作動ガ スの圧力振幅を冷凍機本体部のパルス管及び著冷器に作 用させて、水素等の容器内の液体を冷却液化するパルス にヘリウムガスと他の希ガスとの混合ガスであってヘリ ウムガスとも他の希ガスとの混合ガスであってヘリ ウムガスよりも音速の大きい混合ガスを用い、共鳴管長 さを短縮可能とする。特に混合ガスとしてHeとXeの 混合ガスを用いる。



【特許請求の範囲】

【請求項1】 共鳴管内に封入された作動ガスを加熱・ 冷却することにより同作動ガスに自励振動を発生させる 終駆動型圧線機を備え、同縁駆動型圧線機から作動ガ スの圧力振幅を冷凍機本体部のバルス管及び結冷器に作 用させて、未薬等の容器内の液体を冷却液化するバルス 管冷液機において、上記共鳴告内に封入される作動ガス につりみガスと他の希ガスとの混合ガスであってへり ウムガスよりも音迹の大きい混合ガスを用いたことを特 数とするバルス管冷液機。

【請求項2】 上記混合ガスが、ヘリウム (He) とキセノン (Xe) とを混合してなる請求項1に記載のパルス管冷庫機。

【請求項4】 上記熟駆動型圧縮機と冷凍機本体部とを 接続する導管路に、熱駆動型圧縮機側の上記混合ガスと 冷凍機本体部側の作動ガスとを遮断して両ガスの混合を 阻止し、かつ上記熱駆動型圧縮機側の圧力振幅の冷凍機 本体部側への伝達を可能としたピストン付きペローズ等 の遮断機構を設けてなる請求項1あるいは2に記載のバ ルス管冷環機

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は液体水素等の液化に 使用される、熱駆動型圧縮機を備えたパルス管冷凍機に 関する。

[0002]

【従来の技術】図3は、液体水素の液化に使用されるパ ルス管冷凍機の圧縮機として、共鳴管におけるガスの自 助振動を利用した熱駆動型圧縮機を用いたパルス管冷凍 機の従来の1.例を示す。

【0003】図3において、1は外部からの使入熱を依 域するための有底前状の断熱真空容器、2は同断熱真空 容器1の上部を優蓋するプランジ部である。3は上記断 熱真空容器1の内部に収納されて常温からの植射熱をシ ルルドするための液体室素槽、4は同液体室素槽3内に 収容された液体室素である。5は第1段が大管、7は 第1段蓄冷器、13は第2段蓄冷器である。同第1段パ ルス管5の高温端は上記断熱良空容器1のプランジ部 と熱的に指令されるとともに、6組織は、海管6によっ て上記第1段蓄滑器7の低温端と接続されている。

【0004】8 a は上記簿1段著冷器7の高温場と上記 第1段パルス管5の高温端とを接続する第1段用のバイ バス管、8 は同パイパス管路8 a を開閉するパイパス弁 である。11は第2段パルス管であり、同パルス管11 の高温衛は上記フランジ部2と熱的に結合されるととも に、低温端は導管12によって上記第2段崇冷器13の 低温端と接続されている。

【0005】14 a は上記第2段審冷器13の高温端と 上記第2段がルス管11の高温端とを接続する第2段用 のバイバス管、14 は同パイス管14 a を開閉され イバス弁である。10は上記第1段用のパイパス管8 a に接続される第1段用のバッフア、9 は同パッファ10 への接続管新に設けられた第1段用のオリフィス弁であ る。また、16 は上記第2段用のパイパス管14 a に接 続される第2段用のパッファ、15 は同パッファ16へ の接続管路に設けられた第2段用のオリフィス弁であ る。

 $[0\ 0\ 0\ 6]$ 上記パイパス争8及 $0\ 1\ 4$ 、 並びにオリフィス争9及 $0\ 1\ 5$ は、第1段パルス管5及び第2段パルス管11 $0\ 0\ 1\ 0$

【0007】17は密閉の容型18内に封入され、沸点 が上配液体室溝4以下の液体水溝等の極低温液体であ る。19は上記第2段當冷器13の低温爆に設置された 熱交換器で、上配容器18内で蒸発した極低温液体17 を同熱交換器19のフィン20の表面で液化し再び液体 とせしめるように構成されている。

【0008】21は内部にペリウムガス25が収容された 夫鳴管で、同共鳴管21には高温側熱交換器23、低個熱交換器24及びスタック22が設けられている。 上記スタック22は例えば、厚さ0.5m細度のステンレス板を1m配度の関隔で重ね合わせて形成される。26は上記共鳴管21と上記第1段蓄冷器7とを接続する機管である。

【0009】そして、上記然温側熱交換器23を400 で程度に加熱するともに低温側熱交換器24を室温に 保持すると、スタック22時に侵入しているヘリウムガ ス25に自動振動が発生し、共鳴管21時に圧力振動の 定在波が発生することにより、定常的に圧力振幅が発生 する熱駆動型に精機100能数成される。この熱駆動型 圧縮機100における上部圧力振幅は、上記導管26を 介して上記第1段、第2段ペルス管5,11及び蓄冷器 7、13個に高速されるようになっている。

【0010】上記のように構成されたパルス管冷凍機の 作動時において、上記熱駆動型圧縮機100かち、圧力 振幅を伴なう高圧のガスが導管26を介して導入される と、上記養冷器7,13及び第1段、第2段パルス管 6、11 PAのガスは上記高圧ガスによって押される。そ して行き場の無くなったガスは第1段、第2段パルス管 5、11 Pa高温端で発熱し、その熱は断熱臭空容器1の フランジ部2に排熱される。次いで、上記熱駆動型圧縮 様10 のから低圧のガスが迷されると、潜帝器7、13 及び第1段、第2段パルス管6、11内のガスは、嵩冷 器7、13に寒冷を与えながら筋張する。

[0011]

【発明が解決しようとする展開】しかしながら上記従来の熱駆動型圧縮機100を備えたバイバス管冷凍機には 次のようた問題点がある。即ち、上記パルマ管冷凍機に おいては、上記のように、作動がスとして、上記熱駆動 型圧縮機100の共鳴管21内に封入されたヘリウムガス 25を使用している。しかしながら同へリウムガス2 5の脅並がきわめて大きいため、熱駆動型圧縮機100 火地高級数なパルス管冷構の型転回数数に等しい数 10日 zに設定すると共鳴管21の長さが長くなり、上 記熱駆動型圧縮機100を含むパルス管冷凍機が大型化 する。

【0012】本発明の目的は、熱駆動型圧縮機の共鳴管の長さを短縮することにより、小型コンパクト化されたパルス管冷凍機を提供することにある。

[0013]

【課題を解除するための手段】本発明は上出問題点を解 決するもので、その要旨とする第1の手段は、共鳴管内 に対入された作動ガスを加勝・冷却することにより同作 動ガスに印島援動を発生させる熱駆動型圧緩機を備え、 体部のバルス普及び潜冷器に作用させて、未素等の容器 内の液体を冷却液化するバルス管冷凍機であって、上記 非島管内に対えたれる作動ガスに列ウムガスと他の希 ガスとの混合ガスであってヘリウムガスよりも音速の大 とい混合ガスを用いたことを特徴とするバルス管冷凍機

【0014】また上記第1の手段において、上記混合ガスが、ヘリウム (He) とキセノン (Xe) とを混合してなるのが好ましい。

【0015】上記手段によれば、共鳴管内にヘリウムと 他の希ガスとを混合しガスの音遊がヘリウムよりも小さ くなるようにした混合ガスを封入したので、上記音速の 低下により所要の共鳴管長さもヘリウムガス使用時に較 ペ上記音速の低下分相当集短縮される。

【0016】特に混合ガスとしてヘリウム(He)とキ セノン(Xe)との混合ガスを用いて、双方のモル比を He=89%、Xe=11%競技に設定すれば、分子量 がヘリウムの場合の4倍以上となり音道が半分以下となって、共鳴等で灰さも半分以下に短縮することが可能と なる。また、上記混合ガスはプラントル被もヘリウムの 1/3以下に低下し、熱寒勢型圧縮機における混合がよりな の温度境界像の戻さが増大し、スタックと混合ガスとの 伝熱特性が向上し、熱駆動型圧縮機の性能が向上する。 【0017】また第2の手段は、上記熱駆動型圧縮機と 冷凍機本体能とを接続する等等路に、熱駆動型圧縮機側 の上記混合ガスと冷凍機本体部側の作動ガスとを遮断し て両ガスの混合を阻止し、かつ上記熱駆動型圧縮機側の 圧力振幅の冷凍機本体部側への伝達を可能としたピスト ン付きベローズ等の遮断機構を設けてなる。

【0018】上記第2の手段によれば、極低温液体の生成時に最も温度が低下する蓄冷器の低温端において混合 ガス中のキセン(Xe)が経網、液化しようとする も、熱駆動型圧縮機と冷凍機本体部との間に設けた遮断 機構により、共鳴管内の混合ガスと冷凍機本体部側の作 動ガスとの混合を阻止したのでかかるキセノンの凝縮、 液化が回避される。

[0019]

【発明の実施の形態】以下図1~図2を参照して本発明 の実施形態につき詳細に説明する。図1は本発明の実施 形態に係る熱駆動型圧縮機100を備えたバルス管冷凍 機の構成図、図2は作動ガスの化学的性質及び物理的性 質の1例を示す表である。

【0020】図1において、1は外部からの侵入熱を低 減するための有底前状の断熱真空容器、2は同断熱真空 容器1の上能を覆蓋するフランジ部である。3は上記断 熱真空容器1の内部に収納されて常温からの類針熱をシ ルルドするための液体室素槽、4は同液体室兼槽3内に 収容された液体室素である。5は第1段が不管、7は 第1段蓄冷器、13は第2段蓋冷器であり同蓋冷器7、 13の材料としては磁性蓄冷がであるBrg、N1等が用 いられる。同部1段がルス帯の高温端は上部勝衡真空 容器1のフランジ部2と熱的に結合されるとともに、低 温端は、導管でによって上記第1段蓄冷器7の低温端と 複続されている。

【0021】8 a は上記第1股著冷器7の高温場と上記第1股バルス管5の高温端とを接続する第1股用のパイ パス管、8 は同パイパス管路8 a を開閉するイパス弁 である。11は第2股パルス管であり、同パルス管11 の高温端は上記フランジ部2と熱的に結合されるととも に、低温端は薄に1によって上記第2股潜冷器13の 低温端と接続されている。

【0022】14aは上記第2段蓄希器13の高温機と 上記第2段バルス管11の高温機とを接続する第2段用 のバイバス管、14は同バイバス管14。を開閉するバ イバス弁である。10は上記第1段用のバイバス管8a に接続される第1段用のバッファ、9は同バッファ10 への接続管路に設けられた第1段用のオリフィス弁であ

【0023】また、16は上記第2段用のバイパス管1 4aに接続される第2段用のバッファ、15は同バッフ ア16への接続管路に設けられた第2段用のオリフィス 弁である。 【0024】17は密閉の容器18内に封入され、沸点 が上記板接雲素4以下の破外水素等の極低温流体であ る。また、19は上記第2段書帝器13の低温鑑に設置 された熱交換器で、上記容器18内の極低温流体17の 上方に位置して設けられたフィン20を備えている。以 上に示すパルス管冷凍機の構成は図3に示す従来技術と 同様である。

【0025】未築明の実施形態においては、熱駆動型圧 補機100を改良している。即ち、図1において、21 は熱駆動型圧縮機100の決略管であり、同共鳴管21 内にはヘリウムガスとヘリウムガス以外の希ガスからな る混合ガス27が封入されている。上記能合ガス27の 何々して、図2に示すように、ヘリウム (He)とキ セノン (Xe)のモル比89%/11%のものがある。 図2はこの実施形態に適用されるヘリウムガス及び上記 混合ガスの化学的、物理的性質を示している。

【0026】また上記共鳴祭21には、高温側熱交換器 23、低温側熱交換器24及びスタック22が設けられ ている。上記スタック22は例えば、厚さの、5mm程度 のステンレス板を1mm程度の開隔で重ね合わせて形成さ れる。26は上記共鳴斧21と上記第1段書希器7とを 接続する響でするる。

【0027】28は上記博客26に設けられた容器であ る。上記等器28内にはビストン及び仕切板を推れた板 29とこの板29を容器28に支持するペローズ30と が設けられ、これら板29及びペローズ30によって熱 配動型圧縮機100側と冷凍機本体200側とのガスを 遮断している。

【0028】上記構成からなるベルス管冷破機の作動時において、上記熱駆動型圧縮機100の上記高温側熱交換器234400で程度に加熱するとともに低温側熱交換器244を重視に保持すると、スタック22内に侵入している混合ガス27に自動機動が発生し、共鳴管21内に圧力振動の定在波が発生することにより、定常的に圧力振幅が発生する。そしてこの圧力振幅は理管26を介して容器28内の板29及びベローズ30に作用し、この板29及びベローズ30が伸縮させて、帯管26を介して容器28内の板29及びベローズ30が伸縮させて、帯管26を介した容器機本体部200側の上記第1段、第2段パルス管5、11及び蓄冷器7、13側に伝達される。

【0029】7、13及び第1段、第2段バルス管6, 11内のガスは、上記圧力振幅を伴なう混合ガスによって押される。そして行き場の無くなったガスは第1段、第2段パルス管5,11の高温端で発熱し、その熱は断熱真空容器1のフランジ部2は排熱される。次いで、上記熱駆動型圧縮機100から低圧のガスが送られると、蓄冷器7,13及び第1段、第2段パルス管6,11内のガスは、蓄冷器7,13に寒冷を与えながら膨吸する。そして、上記容器18内においては、極低温液化1の蒸発があるが、同流体は同容器18内に設けられた熱交換器19のフィン20の表面で液化して再び液体と なって容器18底部に収容される。

【0030】また、上記バイバス弁8及び14、並びに オリフィス弁9及び15は、第1段バルス管5及び第2 股バルス管11内のガスの圧力振動及び速度振幅変動の 間の位相差を制御せる。

【0031】かかる作動時において、共嶋管21内に、 図2に示すようなへりウム(He)とキセノン(Xe) との混合ガス27を封入しており、同混合ガス27はそ の分子強が従来のペリウム25に較べて4 作以上に増大 し音遊が半分以下に低下することから、共鳴管21の長 も半分以下に短縮される。さらに上記混合ガス27の プラントル数もペリウム25の1/3以下に低下するこ とから、同混合ガス27の温度現界層厚さが大きくな り、スタック22と混合ガス27との伝験特性が向上す る。これにより、熱駆動型圧縮機1000性能も向上す

【0032】また、本発明の実施形態に係るヘリウム (He)とキセノン (Xe)との混合ガス27を用い、
の混合ガス27をそのまま冷凍機本体部200の作動
ガスとして潜冷器7、及び13に流し、契線18内の水 素を液化して極低温液体 (液体水楽)17を生成するように構成すると、最後1個度が低でする第20数一倍21 の低温機において混合ガス27中のキセノン (Xe)が 凝縮液化するが、本発明の実施形態においては、上記熱 駆動型圧縮機100と、冷液機本体部200とを接続する 域29及ゲイローズ30を設けて共鳴管21内の混合ガ な29及ゲイローズ30を設けて共鳴管21内の混合ガ ス27と冷積機本体部200間の作動ガスとを遮断した ので、かかるキセノンの縦縮、液化が阻止され、冷凍機 は胸翼作用等する。

[0033]

【発明の効果】本発明は以上のように構成されており、 本発明によれば、共鳴管内にヘリウムと他の希ガスとを 混合しガスの音速がヘリウムよりも小さくなるようにし た混合ガスを封入したので、上記音速の低下により所要 の共鳴管長さもヘリウムガス使用時に較べ上記音速の低 下分相当最短縮される。これにより熱駆動型圧縮機の長 さが短縮され、小形、コンパクトなパルス管冷凍機が得 られる。

【0034】また混合ガスとしてヘリウムとキセノンと の混合ガスを使用すれば、この混合ガスは、プラントル 数がヘリウムの1/3以下に低下するので、熱駆動型圧 縮機における混合ガスの温度境界層の厚さが増大し、ス タックと混合ガスとの伝熱特性が向上し、熱駆動型圧縮 機の性能が向上する。

【0035】さらに、請求項3、4のように構成すれ は、熱駆勁型圧縮機と冷凍機本体部との間に設けた遮断 機構により、共鳴管内の混合ガスを冷凍機本体部側の作 動ガスとの混合を阻止したので蓋冷器低温端におけるキ セノンの凝解、液化が阻止され、かかる現象によるバル

ス管冷凍機の	運転の阻害を防止できる。
【図面の簡単	な説明】
【図1】本発	明の実施形態に係るパルス管冷凍機の構成
⊠.	
【図2】上記	冷凍機用作動ガスの化学的性質及び物理的
性質を示す表	0
【図3】従来	例を示す図 1 応当図。
【符号の説明	1
100	熱駆動型圧縮機
200	冷凍機本体部
1	断熱真空容器
2	フランジ
3	液体窒素槽
4	液体窒素
5	第1段パルス管
6, 12	導管

蓄冷器 (第1段)

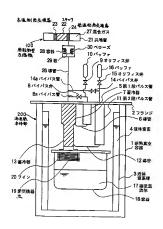
バイパス弁

7

8, 14

8a, 14a	バイバス管
9, 15	オリフィス弁
10, 16	バッファ
1 1	第2段パルス管
13	蓄冷器 (第2段)
1 7	極低温流体
18	容器
19	熱交換器
2 0	フィン
2 1	共鳴管
2 2	スタック
2 3	高温側熱交換器
2 4	低温側熱交換器
2 6	導管
2 7	混合ガス
2 8	容器
2 9	板
3 0	ベローズ

[図1] [図2]



	分子量	曹 進 (m/s)	美秀管長さ (=1/2波長) (m)	プラントル数
He	4	1020	10.2	0.67
He+Xe (モル社 88%/(1%)	18	480	4.8	0.18

